# (19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

## (11)特許出願公開番号

# 特開平8-277713

(43)公開日 平成8年(1996)10月22日

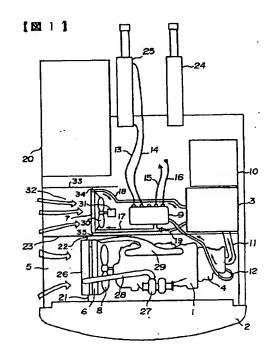
(51) Int.Cl.*		識別記号	庁内整理番号	FΙ		•	技術表示箇所
F01P	5/06	510		FOIP	5/06	5 1 0 A	
EO2F	9/00			E02F	9/00	D '	
F01M	5/00		•	F01M	5/00	L	
F01P	3/18			F01P	3/18	G	
1011	5/04				5/04	F	
	0,01		來讀查審	未請求 請求	項の数10 OL	(全 10 頁)	最終頁に続く
(21)出顧番号 (22)出顧日		特顧平7-81250 平成7年(1995) 4	月6日	日立建模株式会社 東京都千代田区大手町2丁目6番2号 (72)発明者 田中 秀明 茨城県土浦市神立町650番地 日立建模様 式会社土浦工場内 (74)代理人 弁理士 武 顕次郎 (外2名)			

# (54) 【発明の名称】 建設機械の冷却装置

# (57)【要約】

【目的】 空冷式インタクーラを含めた望ましい配置を 実現させることができる建設機械の冷却装置の提供。

【構成】 エンジン1の冷却水を作製するラジエータ6とインタクーラ26を直列に配置し、これらの前方位置に空冷用吸気ダクト5を設け、後方位置に空冷用ファン8を設け、インタクーラ26及びラジエータ6と、運転室20との間に位置する空間部にオイルクーラ7を配置し、その前方位置にオイルクーラ吸気ダクト32を設け、オイルクーラ7の後方位置に、オイルクーラ冷却用ファン30を配動するとともに、オイルクーラ冷却用ファン30を駆動するとともに、オイルクーラ冷却用ファン30を駆動するとともに、オイルクーラ冷が自まれる第1の空間部と、オイルクーラ7が含まれる第2の空間部との間を仕切る仕切板23を備えた。



# 【特許請求の範囲】

【請求項1】 運転席と、エンジンと、このエンジンによって駆動する油圧ポンプと、この油圧ポンプから吐出される圧油によって駆動するアクチュエータと、上記油圧ポンプから上記アクチュエータに供給される圧油の流れを制御する方向切換弁と、上記油圧ポンプに吸い込まれる作動油を苦える作動油タンクとを有する建設機械に備えられ、

上記エンジンを冷す冷却水を作製するラジエータと、上 記エンジンによって駆動し、上記ラジエータを冷却させ る風を吸い込む空冷用ファンと、上記作動油を冷却する オイルクーラとを含む建設機械の冷却装置において、

上記ラジェータと直列に空冷式インタクーラを配置し、 これらのインタクーラ及びラジエータの前方に空冷用吸 気ダクトを設け、

上記インタクーラ及びラジェータと、上記運転席との間に位置する空間部に上記オイルクーラを配置し、このオイルクーラの前方にオイルクーラ吸気ダクトを設け、上記オイルクーラの後方に、このオイルクーラを冷却させる風を吸い込むオイルクーラ冷却用ファン、及びこのオイルクーラ冷却用ファンを駆動する駆動手段を設けるとともに、

上記空冷用吸気ダクト、上記インタクーラ、上記ラジエータ、上記空冷用ファン、上記エンジン、及び上記油圧ポンプが配置される第1の空間部と、上記オイルクーラ吸気ダクト、上記オイルクーラ、上記オイルクーラ冷却用ファン、及び上記駆動手段が配置される第2の空間部との間の風の流通を規制する仕切板を設けたことを特徴とする建設機械の冷却装置。

【請求項2】 上記方向切換弁を、上記オイルクーラ冷却用ファンで吸い込まれる風の流れに対して、上記第2の空間部内の上記オイルクーラの後方位置に配置したことを特徴とする請求項1記載の建設機械の冷却装置。

【請求項3】 上記オイルクーラ吸気ダクトを、上記方向切換弁の付近まで延設させたことを特徴とする請求項2記載の建設機械の冷却装置。

【請求項4】 上記作動油タンクを、上記オイルクーラ 冷却用ファンで吸い込まれる風の流れに対して、上記第 2の空間部内の上記オイルクーラの後方位置に配置した ことを特徴とする請求項1記載の建設機械の冷却装置。

【請求項5】 上記駆動手段が、電動モータ及び油圧モータのうちの一方であることを特徴とする請求項1~4のいずれかに記載の建設機械の冷却装置。

【請求項6】 上記作動油の油温を検出する油温センサを設け、この油温センサによって所定油温以上の油温が検出されたとき、この油温センサから出力される倡号に応じて上記駆動手段を作動させることを特徴とする請求項5記載の建設機械の冷却装置。

【請求項7】 上記駆動手段が、上記空冷用ファンと上 記オイルクーラ冷却用ファンとを連動させる連動手段で あることを特徴とする請求項1~4のいずれかに記載の 建設機械の冷却装置。

【請求項8】 上記連動手段が、上記空冷用ファンに装着した第1のプーリと、上記オイルクーラ冷却用ファンに装着した第2のプーリと、これらの第1のプーリと第2のプーリを連動させるベルトとを含むことを特徴とする請求項7記載の建設機械の冷却装置。

【請求項9】 上記オイルクーラ冷却用ファンにファンクラッチを装着するとともに、上記オイルクーラ吸気ダクト内を流れる空気の温度を検出する気温センサを設け、この気温センサによって所定気温以上の気温が検出されたとき、この気温センサから出力される信号に応じて上記ファンクラッチを上記オイルクーラ冷却用ファンの駆動が可能な状態に切換え、上記気温センサによって上記所定気温よりも低い気温が検出されたとき、この気温センサから出力される信号に応じて上記ファンクラッチを上記オイルクーラ冷却用ファンの駆動が不能な状態に切換えることを特徴とする請求項フまたは8記載の建設機械の冷却装置。

【請求項10】 建設機械が油圧ショベルであることを 特徴とする請求項1~9のいずれかに記載の建設機械の 冷却装置。

### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、油圧ショベルなどの建 設機械等に備えられ、冷却装置に関する。

[0002]

【従来の技術】図4は従来の建設機械の冷却装置を示す 平面図である。この従来技術は油圧ショベルに備えられ る冷却装置を示しており、同図4は本体を形成する旋回 体を上方から見た図である。

【0003】この図4に示す油圧ショベルの旋回体に は、原動機であるエンジン1と、このエンジン1によっ て駆動する油圧ポンプ4と、この油圧ポンプ4から吐出 される圧油によって駆動するアクチュエータ、例えば図 示しないブームを回動させるブームシリンダ24、25 と、油圧ポンプ4からブームシリンダ24.25等のア クチュエータに供給される圧油の流れを制御する方向切 換弁9と、この方向切換弁9とブームシリンダ24,2 5とを連絡するシリンダ配管13,14、及び方向切換 弁9と図示しない他のアクチュエータを連絡するシリン ダ配管15.16と、エンジン1に燃料を供給する燃料 タンク10と、油圧ポンプ4に吸い込まれる作動油を蓄 える作動油タンク3と、この作動油タンク3と油圧ポン プ4とを接続するサクション配管11、及び油圧ポンプ 4と方向切換弁9とを接続するデリベリホース12とを 備えている。なお、方向切換弁9と作動油タンク3とを 接続する戻り管路には、リリーフパルブ19を設けてあ る。

【〇〇〇4】また、旋回体上の前方位置には、運転室2

Oを備え、後方位置にはカウンタウエイト 2を備えている。

【0005】そして、上述のように構成される油圧ショベルには、以下に示す冷却装置が備えられている。すなわち、エンジン1の前方位置には、エンジン1を冷すの却水を作製するラジエータ6と、風の流れに対してこのラジエータ6の後方位置に配置され、エンジン1によって駆動し、ラジエータ6を冷却させる風を吸い込むって駆動し、ラジエータ6の前方位置に配置され、作動油を冷却するオイルクーラフとが配置されている。上述した方向切換弁9とオイルクーラフとは、オイルクーラ配管17で接続され、オイルクーラフと作動油タンク3とはオイルクーラ配管18で接続されている。

【0006】また、エンジン1、油圧ポンプ4、空冷用ファン8、ラジエータ6、及びオイルクーラ7等が配置される第1の空間部と、方向切換弁9及び作動油タンク3等が配置される第2の空間部とは、仕切板23によって仕切られており、この仕切板23により、これらの第1の空間部、第2の空間部相互間の風の流通が規制されている。

【0007】また、オイルクーラ7の前方位置には、このオイルクーラ7の両側部に配置した仕切板21,22と、前述した仕切板23等により、空冷用ダクト5が設けられている。

【0008】このように構成される冷却装置では、エンジン1の駆動に伴って、空冷用ファン8が回転すると、空冷用吸気ダクト5を介して空気が上述した第1の空間部内に吸い込まれ、その風でオイルクーラ7を冷すことにより、オイルクーラ配管17から流入する作動油を冷却してオイルクーラ配管18に流出させ、また、ラジン1の冷却用の水を冷却する。このような冷却に伴って生じた温風は仕切板23で仕切られることにより、で生じた第2の空間部への流通が規制され、この第2の空間部内に配置される方向切換弁9及び作動油タンク3等の昇温が防止される。

#### [0009]

【発明が解決しようとする課題】ところで昨今、ディーゼルエンジンの排ガス規制が段階的に強化されつつあり、上述した図4に示す構成の冷却装置にあっても、空冷式インタクーラを設けることが必要になってきている。しかしながら、上述した図4に示す冷却装置の配置構成において、単に空冷式インタクーラを追加配置することは、配置スペース上の難しさがあり、また、吸気抵抗の問題があり、実質的に困難である。このことから、空冷式インタクーラを含む冷却装置の望ましい配置構成が要望されている。

【0010】本発明は、上記した従来技術における実情に鑑みてなされたもので、その目的は、空冷式インタクーラを含めた望ましい配置を実現させることができる建

設機械の冷却装置を提供することにある。

## [0011]

【課題を解決するための手段】この目的を達成するため に、本発明の請求項1に係る発明は、運転席と、エンジ ンと、このエンジンによって駆動する油圧ポンプと、こ の油圧ポンプから吐出される圧油によって駆動するアク チュエータと、上記油圧ポンプから上記アクチュエータ に供給される圧油の流れを制御する方向切換弁と、上記 油圧ポンプに吸い込まれる作動油を蓄える作動油タンク とを有する建設機械に備えられ、上記エンジンを冷す冷 却水を作製するラジエータと、上記エンジンによって駆 動し、上記ラジエータを冷却させる風を吸い込む空冷用 ファンと、上記作動油を冷却するオイルクーラとを含む 建設機械の冷却装置において、上記ラジエータと直列に 空冷式インタクーラを配置し、これらのインタクーラ及 びラジエータの前方に空冷用吸気ダクトを設け、上記イ ンタクーラ及びラジエータと、上記運転席との間に位置 する空間部に上記オイルクーラを配置し、このオイルク 一ラの前方にオイルクーラ吸気ダクトを設け、上記オイ ルクーラの後方に、このオイルクーラを冷却させる風を 吸い込むオイルクーラ冷却用ファン、及びこのオイルク 一ラ冷却用ファンを駆動する駆動手段を設けるととも に、上記空冷用吸気ダクト、上記インタークーラ、上記 ラジェータ、上記空冷用ファン、上記エンジン、及び上 記油圧ポンプが配置される第1の空間部と、上記オイル クーラ吸気ダクト、上記オイルクーラ、上記オイルクー ラ冷却用ファン、及び上記駆動手段が配置される第2の 空間部との間の風の流通を規制する仕切板を設けた構成

【0012】本発明の請求項2に係る発明は、請求項1に係る発明において、上記方向切換弁を、上記オイルクーラ冷却用ファンで吸い込まれる風の流れに対して、上記第2の空間部内の上記オイルクーラの後方位置に配置した構成してある。

【0013】本発明の請求項3に係る発明は、請求項2 に係る発明において、上記オイルクーラ吸気ダクトを、 上記方向切換弁の付近まで延設させた構成してある。

【0014】本発明の請求項4に係る発明は、請求項1に係る発明において、上記作動油タンクを、上記オイルクーラ冷却用ファンで吸い込まれる風の流れに対して、上記第2の空間部内の上記オイルクーラの後方位置に配置した構成してある。

【0015】本発明の請求項5に係る発明は、請求項1~4のいずれかに係る発明において、上記駆動手段が、 電動モータ及び油圧モータのうちの一方から成る構成してある。

【0016】本発明の請求項6に係る発明は、請求項5に係る発明において、上記作動油の油温を検出する油温センサを設け、この油温センサによって所定油温以上の油温が検出されたとき、この油温センサから出力される

個号に応じて上記駆動手段を作動させる構成してある。 【0017】本発明の請求項7に係る発明は、請求項1 ~4のいずれかに係る発明において、上記駆動手段が、 上記空冷用ファンと上記オイルクーラ冷却用ファンとを 連動させる連動手段から成る構成してある。

【0018】本発明の請求項8に係る発明は、請求項7に係る発明において、上記連動手段が、上記空冷用ファンに装着した第1のプーリと、上記オイルクーラ冷却用ファンに装着した第2のプーリと、これらの第1のプーリと第2のプーリを連動させるベルトとを含む構成してある。

【0019】本発明の請求項9に係る発明は、請求項7または8に係る発明において、上記オイルクーラ冷却用ファンにファンクラッチを装着するとともに、上記オイルクーラ吸気ダクト内を流れる空気の温度を検出するを出する場合を設け、この気温センサによって所定気温センサから出力される信号に応じて上記ファンクラッチを上記オイルクーラ冷却用ファンの駆動が可能な状態に切換え、上記気温センサいよって上記所定気温よりも低い気温が検出されたとき、この気温センサから出力される信号に応じて上記ファンクラッチを上記オイルクーラ冷却用ファンの駆動が不能な状態に切換える構成してある。

【0020】本発明の請求項10に係る発明は、請求項1~9のいずれかに係る発明において、建設機械が油圧ショベルから成る構成にしてある。

## [0021]

【作用】本発明の請求項1に係る発明は、ラジエータと空冷式インタクーラとを直列に配置し、仕切板を挟んで、運転室と仕切板との間に位置する第2の空間部のはオイルクーラを配置するようにしたので、基本的に第1の空間部にはラジエータと空冷式インタクーラだけ配置すれば済み、これらのラジエータ、空冷式インタクーラを無理なく配置することが切ることが切る。また、第1の空間部と第2の空間部とを仕切るでせいる。また、第1の空間部と第2の空間部とを仕切るにより、オイルクーラにおいて生じた温風がラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータ、空冷式インタクーラの冷却はない。また、ラジエータの一方の冷却はない。また、ラジエータの一方の冷却はない。また、ラジエータの一方の冷却はない。

【0022】本発明の請求項2に係る発明は、オイルクーラ冷却用ファンで吸い込まれる風で方向切換弁を冷却させることができ、方向切換弁を流れる作動油の冷却に貢献する。

【0023】本発明の請求項3に係る発明は、オイルクーラ吸気ダクトによって吸い込まれた風を方向切換弁の位置まで案内させることができ、方向切換弁をより効率的に冷却させることができる。

【0024】本発明の請求項4に係る発明は、オイルク

一ラ冷却用ファンで吸い込まれる風で作動油タンクを冷 却させることができ、作動油の冷却に貢献する。

【0025】本発明の請求項5に係る発明は、該当する 電動モータ及び油圧モータの一方を駆動させることにより、オイルクーラ冷却用ファンが駆動し、これによりオイルクーラ吸気ダクトから風が吸い込まれ、その風によりオイルクーラを冷し、オイルクーラを流れる作動油を冷却することができる。

【0026】本発明の請求項6に係る発明は、経験的に考えられる作動油の冷却を開始すべき油温を、あらかじめ油温センサにおいて所定油温として設定しておくことにより、該当する所定油温以上になったら駆動手段が駆動してオイルクーラ冷却用ファンが駆動し、これによりオイルクーラを冷し、オイルクーラを流れる作動油を冷却して油温を下げることができ、また、作動油の油温が所定油温よりも低いときには、オイルクーラ冷却用ファンが停止状態に保たれ、オイルクーラの特別な冷却操作がおこなわれず、これにより作動油の必要以上の冷却はおこなわれない。

【0027】本発明の請求項フに係る発明は、連動手段を介して、空冷用ファンと、オイルクーラ冷却用ファンとを駆動させることができ、空冷用ファンの駆動に伴って空冷用吸気ダクトから第1の空間部内に風が吸い込まれ、空冷式インタクーラとラジエータとを冷し、エンジン1の冷却水を作製することができ、また、オイルクーラ冷却用ファンの駆動に伴ってオイルクーラ吸気ダクトから第2の空間部内に風が吸い込まれ、オイルクーラを冷し、このオイルクーラを流れる作動油を冷却することができる。

[0028] 本発明の請求項8に係る発明は、エンジン1の駆動に伴って空冷用ファンに装着した第1のプーリが回転し、ベルトを介して第2のプーリが回転し、この第2のプーリの回転に伴ってオイルクーラ冷却用ファンが回転する。これにより、請求項7に係る発明と同様に、冷却水の作製と作動油の冷却とを同時に実現できる。

【0029】本発明の請求項9に係る発明は、経験的に考えられる作動油の冷却を開始すべき空気の温度、すなわち気温を、あらかじめ気温センサにおいて所定気温として設定しておくことにより、該当する所定気温上になったら、ファンクラッチがオイルクーラ冷却用ファンが回転し、所望の連動動作をおこなわせることができ、また、作動油の冷却をすべきでない気温である駆動が不能な状態に切換えられ、エンジンの駆動に伴ってないた。ファンクラッチがオイルクーラ冷却用ファンをは、ファンクラッチがオイルクーラ冷却用ファンの駆動に伴っているが不能な状態に切換えられ、エンジンの駆動に伴ってアンは回転せず、ラジエータ及び空冷式インタクーラの冷

却だけがおこなわれ、作動油の冷却はおこなわれない。 【0030】本発明の請求項10に係る発明は、冷却装置が油圧ショベルに備えられるものであるが、油圧ショベルにおいては、空冷式インタクーラをも備えた冷却装置が特に要望されていることから、きわめて有効である。

## [0031]

【実施例】以下、本発明の建設機械の冷却装置の実施例 を図に基づいて説明する。図1は本発明の請求項1. 2、4、5に対応する第1の実施例を示す平面図であ る。この図1に示す第1の実施例も、例えば油圧ショベ ルに備えられるものである。この図1は、前述した図4 に対応させて描いてあり、図4に示したものと同等のも のは、同一符号で示してある。すなわち、この図 1 に示 す第1の実施例が備えられる油圧ショベルも、本体を形 成する旋回体上に、エンジン1と、油圧ポンプ4と、ア クチュエータ例えばブームシリンダ24,25と、方向 切換弁9と、方向切換弁9とブームシリンダ24.25 とを連絡するシリンダ配管13,14、及び方向切換弁 9と図示しない他のアクチュエータとを連絡するシリン ダ配管15、16と、燃料タンク10及び作動油タンク ・3 と、サクション配管11及びデリベリホース12とを 備えるとともに、方向切換弁9と作動油タンク3とを接 続する戻り管路にリリーフパルブ19を備え、また、旋 回体上の前方位置に運転室20を備え、後方位置にカウ ンタウエイト2を備えている。以上の構成を備えた点に ついては、前述した図4に示す従来技術と同様である。 【0032】そして特に、この第1の実施例では、仕切 板23によって、2つの配置空間に区分けさせてある。 エンジン1及び油圧ポンプ4が配置されるカウンタウエ イト2側の第1の空間部には、最前方位置に空冷用吸気 ダクト5を配置してあり、この空冷用吸気ダクト5の下 流に空冷式インタクーラ21を配置してある。この空冷 式インタクーラ21の両側部には、仕切板21, 22を 接続してある。これらの仕切板21.22と前述した仕 切板23等によって、空冷用吸気ダクト5が形成され る。また、インタクーラ21の下流に、直列にラジエー タ6を配置してある。風の流れに対してラジエータ6の 後方位置には、エンジン1によって駆動し、ラジエータ 6 を冷す空気を吸い込む空冷用ファン8を配置してあ る。なお、同図1において、28はインタクーラ入口 部、29はインタクーラ出口部、27はターボを示して

【0033】また、仕切板23を挟んで隣合う第2の空間部には、最前方位置にオイルクーラ吸気ダクト32を配置してあり、このオイルクーラ吸気ダクト32の下流にオイルクーラ7を配置してある。運転室20側に位置する仕切板33とオイルクーラ7の一方の側部を接続する仕切板34と、オイルクーラ7の他方の側部と仕切板23とを接続する仕切板35等によ

って、上述したオイルクーラ吸気ダクト32が形成されている。また、前述したオイルクーラフは、結局、インタクーラ26及びラジエータ6に対して、並列に配置されるとともに、インタクーラ26及びラジエータ6と、運転室20との間の、それまではデッドスペースとして十分には活用されていなかった所に配置してある。

【0034】また、風の流れに対してオイルクーラ7の後方位置には、このオイルクーラ7を冷す空気を吸い込むオイルクーラ冷却用ファン30を配置してある。このオイルクーラ冷却用ファン30は駆動手段、例えば電動モータ31で駆動する。風の流れに対して電動モータ31の後方位置、すなわちオイルクーラ7の後方位置には、前述した方向切換弁9を配置してある。この方位置には、前述した作動油タンク3を配置してある。なお、17、18はオイルクーラ7と作動油タンク3とを接続するオイルクーラ配管である。

【0035】この第1の実施例では、エンジン1を駆動 することにより、油圧ポンプ4が駆動し、方向切換弁9 を適宜に切換え操作することにより、油圧ポンプ4から 吐出される圧油が、デリベリホース12、方向切換弁 9、シリンダ配管13または14、シリンダ配管15ま たは16を介して、ブームシリンダ24,25、あるい は図示しないアクチュエータに供給され、また、これら のブームシリンダ24.25、あるいは図示しないアク チュエータからの戻り油は、シリンダ配管14または1 3、シリンダ配管16または15、方向切換弁9、オイ ルクーラ配管17、オイルクーラ7、オイルクーラ配管 18を介して作動油タンク3に戻され、これらの圧油の 流れに応じて上述したブームシリンダ24,25、ある いは図示しないアクチュエータが駆動し、図示しないブ 一ムあるいは他の作動体を作動させることができる。同 図 1 では図示省略したアームを駆動するアームシリン ダ、パケットを駆動させるパケットシリンダ、旋回体を 旋回させる旋回モータ、走行体を走行させる走行モータ 等の他のアクチュエータを操作する場合も、上述と同様 である。

【0036】また、エンジン1の駆動に伴って空冷用ファン8が回転し、これにより空冷用吸気ダクト5から風が吸い込まれてインタクーラ26及びラジエータ6が冷され、エンジン1に冷却水が供給されて、このエンジン1が冷される。

【0037】また、電動モータ31を駆動させることにより、オイルクーラ冷却用ファン30が回転し、これによりオイルクーラ吸気ダクト32から空気が吸い込まれ、オイルクーラ7が冷され、オイルクーラ配管17から流入した作動油を冷却し、オイルクーラ配管18から流出させる。また、上述のようにオイルクーラ吸気ダクト32から吸い込まれた風により、方向切換弁9と作動油タンク3も冷される。したがって、方向切換弁9を流

れる作動油が冷却されるとともに、作動油タンク3内に 蓄えられる作動油も冷却される。

【0038】このように構成した第1の実施例にあっては、基本的に、エンジン1、油圧ポンプ4が配置される第1の空間部には、インタクーラ26とラジエータ6だけを直列に配置し、仕切板23と運転室20の間に位置する第2の空間部には、オイルクーラ7を配置するので、これらのラジエータ6、インタクーラ26、及びオイルクーラ7を旋回体上に無理なく配置させることができる。特に、オイルクーラ7は、従来ではデッドスペースを形成していた仕切板23と運転室20との間に配置させてあることから、このデッドスペースの有効活用を図ることができる。

【0039】また、仕切板23を設けたことによって、オイルクーラフ側で生じた温風が、第1の空間部のラジェータ6、インタクーラ26側に流れることがない。これにより、オイルクーラフの冷却の影響をラジエータ6、インタクーラ26の冷却はエンジン1の駆動によりおこない、オイルクーラフの冷却は電動モータ31の駆動によりおこなうことから、ラジエータ6、インタクーラ26の冷却制御と、オイルクーラフの冷却のひまりに独立しておこなうことができる。これらのことから、ラジエータ6とインタクーラ26の冷却、及びオイルクーラフの冷却の双方を高い精度で実現でき、優れた冷却性能が得られる。

【0040】また、オイルクーラフの後方位置に方向切換弁9と作動油タンク3を配置してあることから、オイルクーラ冷却用ファン30で吸い込まれた風により、上述のようにオイルクーラフの冷却とともに、方向切換弁9の冷却と作動油タンク3の冷却とを併せておこなうことができ、これらの相乗作用によって作動油を冷却することができる。これにより、特に作動油の優れた冷却性能が得られる。

【0041】また、電動モータ31の駆動を制御することによりオイルクーラ冷却用ファン30の駆動を容易に制御できる。したがって、作動油の油温が上昇した適切な時機にのみ、オイルクーラ冷却用ファン30を回転させるように電動モータ31の駆動を制御することにより、安定した作動油冷却性能を保持できる。

【0042】さらに、オイルクーラフの後方位置に作動油タンク3を配置したことから、オイルクーラフから流出した作動油を作動油タンク3に導くオイルクーラ配管18を従来よりも短くすることができ、この点で費用を低減できる。

【0043】図2は本発明の請求項1.2.4,5.7.8に対応する第2の実施例を示す平面図である。

【0044】この第2の実施例は、ラジエータ6及びインタクーラ26を冷却する風を吸い込むオイルクーラ冷却用ファン30を回転させる連動手段を備えている。こ

の連動手段は、例えば、空冷用ファン8に装着した第1のプーリ38と、オイルクーラ冷却用ファン30に装着した第2のプーリ37と、これらのプーリ38、37間を掛け回されるベルト36とを含む構成にしてある。その他の構成については、前述した第1の実施例と同等である。

【0045】この第2の実施例では、エンジン1を駆動させると、空冷用ファン6が回転し、この空冷用ファン8と一体的に第1のプーリ38が回転する。この第2のプーリ37の回転に伴ってベルト36が移動し、第2のプーリ37が回転する。この第2のプーリ37の回転する。この第2のプーリ37の回転する。この第2のプーリ37の回転ではから風が吸い込まれ、この風によりン1を冷却するが作製される。また、上述したオイルクーラ冷カト37がから風が吸い込まれ、その風によりオイルクーラ37がったい、また同時に、オイルクーラ吸気がかったの風が吸い込まれ、その風によりオイルクーラ3が冷され、ボームシリンダ24、25等のアクチュータに供給される作動油が冷却され、昇温が抑えられる。

【0046】このように構成した第2の実施例では特に、エンジン1の冷却水の作製と作動油の冷却とを同時に実現できるとともに、オイルクーラ冷却用ファン30の駆動源としてエンジン1を活用でき、すなわち駆動源が1つで済み、これにより設備費用を抑えることができる。また、連動手段を第1のプーリ38、第2のプーリ37、及びベルト36によって構成してあるが、これらは構造の簡単な安定した力伝達系を形成し、したがってオイルクーラ冷却用ファン30と、空冷用ファン8とを高い精度で連動させることができる。その他の作用効果については、前述した第1の実施例と同じである。

【0047】図3は本発明の請求項1,2,3,4,5 に対応する第3の実施例を示す平面図である。

【0048】この第3の実施例では、前述した図1に示す第1の実施例における仕切板34.35を取り除き、オイルクーラ吸気ダクト32を形成する運転室20側に位置する仕切板33に連設する仕切板39を設け、この仕切板39を方向切換弁9付近まで、すなわち方向切換弁9を囲むように延設させてある。その他の構成については、前述した第1の実施例と同等である。

【0049】このように構成した第3の実施例では、オイルクーラ吸気ダクト32によって吸い込まれた風を仕切板39を介して、方向切換弁9及び作動油タンク3をより効率的に冷却させることができ、これらの方向切換弁9及び作動油タンク3の冷却性能を高めることができる。したがって、より優れた作動油の冷却性能が得られる。その他の作用効果については、前述した第1の実施例と同じである。

【0050】なお、上述した第1.第3の実施例では、

オイルクーラ冷却用ファン30を駆動する駆動手段として電動モータ31を設けたが、この電動モータ31に代えて油圧モータを設ける構成にしてもよい。

【0051】また、上述した第1、第3の実施例において、作動油の油温を検出する油圧センサを設け、この油温センサによって所定油温が検出されたとき、この油温センサから出力される信号に応じてオイルクーラ冷却用ファン30を駆動する電動モータ31を作動させる構成にしてもよい。この構成は、本発明の請求項6に係る発明に相当する。

【0052】このように、油温センサを備えたものは、 経験的に考えられる作動油の冷却を開始すべき油温を、 あらかじめ油温センサにおいて所定油温としてたらいまりにより、該当する所定油温以上になったら更動 手段すなわち電動モータ31が駆動してオイルクーララ冷 切用ファン30が駆動し、これによりオイルクーラ吸 ダクト32から風が吸い込まれ、その風によりオイルクーラスを イルクーラフを流れる作動油を冷れ でも、オイルクーラで流れる作動油温がでして 油温よりも低いときには、オイルクーラ冷却用ファン30が停止状態に保たれ、オイルクーラフの特別な冷 にがおこなわれない。

【0053】これにより、作動油の油温を高い精度で一定の温度領域内に保つことができ、この作動油の供給によって駆動するブームシリンダ24.25等のアクチュエータの円滑な駆動を実現させることができる。

【0054】また、上述した第2の実施例において、オイルクーラ冷却用ファン30にファンクラッチを装着するとともに、オイルクーラ吸気ダクト32内を流れる風の温度を検出する気温センサを設け、この気温センサを設け、この気温センサから出力される信号に応じ、ファンクラッチをオイルクーラ冷却用ファン30の駆動が可能な状気温が検出されたとき、この気温センサいら出力される信号に応じてファンクラッチをオイルクーラ冷却用ファン30の駆動が不能な状態に切換よる構成にしてもよい。この構成は本発明の請求項9に係る発明に相当する。

【0055】このように、オイルクーラ冷却用ファン30にファンクラッチを装着するとともに、オイルクーラ吸気ダクト32内の気温を検出する気温センサを備えたものは、経験的に考えられる作動油の冷却を開始すべき空気の温度、すなわち気温を、あらかじめ気温センサにおいて所定気温として設定しておくことにより、該当する所定気温以上になったら、ファンクラッチがオイルクーラ冷却用ファン30の駆動が可能な状態に切換され

ーラ冷却用ファン300を動が可能な状态にあただった。 れ、エンジン1の駆動に伴う空冷用ファン8の回転と連動してオイルクーラ冷却用ファン30が回転し、所望の 連動動作をおこなわせることができ、また、作動油の冷 却をすべきでない気温であるときは、ファンクラッチがオイルクーラ冷却用ファン30の駆動が不能な状態に切換えられ、エンジン1の駆動に伴って空冷用ファン8が回転するものの、オイルクーラ冷却用ファン30は回転せず、ラジエータ6及び空冷式インタクーラ26の冷却だけがおこなわれ、作動油の冷却はおこなわれない。

【0056】これにより、ラジエータ6、インタクーラ26を冷却する空冷用ファン8だけの駆動と、この空冷用ファン8とオイルクーラ冷却用ファン30の連動とを選択的におこなわせることができ、安定したエンジン1の冷却性能を確保できるとともに、請求項6に係る発明と同様に、作動油の油温を高い精度で一定の温度領域内に保つことができ、この作動油の供給によって駆動するブームシリンダ24、25等のアクチュエータの円滑な駆動を実現させることができる。

#### [0057]

【発明の効果】本発明の請求項1に係る発明によれば、運転室と、ラジエータを冷却する空冷用ダクトとの間に位置する空間部にオイルクーラを配置することにより、空冷式インタクーラをラジエータに直列に配置することができ、空冷式インタクーラを含めた望ましい配置構成を実現できる。また、従来ではデッドスペースとないた運転室と空冷用ダクトとの間の空間で、オイルクーラの配置スペースとして有効活用させることができる。さらに、ラジエータ及び空冷式インタクーラの冷却のののかができ、これらのラジエータ、空冷式インタクーラの冷却、及びオイルクーラの冷却の双方を高い精度で実現でき、優れた冷却性能が得られる。

【0058】本発明の請求項2に係る発明によれば、オイルクーラの冷却と方向切換弁の冷却の相乗作用により作動油を冷却することができ、作動油の優れた冷却性能が得られる。

【0059】本発明の請求項3に係る発明によれば、方 向切換弁の冷却性能が高まるので、より優れた作動油の 冷却性能が得られる。

【0060】本発明の請求項4に係る発明によれば、オイルクーラの冷却と作動油タンクの冷却の相乗作用により作動油を冷却することができ、請求項2に係る発明とは別の観点から優れた作動油の冷却性能が得られる。

【0061】本発明の請求項5に係る発明によれば、オイルクーラ冷却用ファンの駆動制御が容易であり、安定した作動油の冷却性能の保持に貢献する。

【0062】本発明の請求項6に係る発明によれば、作動油の油温を高い精度で一定の温度領域内に保つことができ、この作動油の供給によって駆動するアクチュエータの円滑な駆動を実現させることができる。

【0063】本発明の請求項7に係る発明によれば、オイルクーラ冷却用ファンの駆動源としてエンジンを活用でき、すなわち、駆動源が1つで済み、これにより設備

費用を抑えることができる。

【0064】本発明の請求項8に係る発明によれば、2つのプーリと、これらのプーリに掛け回されるベルトによって構造の簡単な安定した力伝達系を形成でき、したがって、オイルクーラ冷却用ファンを、ラジエータ、インタクーラを冷却する空冷用ファンと高い精度で連動させることができる。

【0065】本発明の請求項9に係る発明によれば、ラジエータ、インタクーラを冷却する空冷用ファンだけの駆動と、この空冷用ファンとオイルクーラ冷却用ファンの連動とを選択的におこなわせることができ、安定したエンジン冷却性能を確保できるとともに、請求項6に係る発明と同様に、作動油の油温を高い精度で一定の温度領域内に保つことができ、この作動油の供給によって駆動するアクチュエータの円滑な駆動を実現させることができる。

【0066】本発明の請求項10に係る発明によれば、油圧ショベルにおいて特に要望されている空冷式インタクーラをも含む冷却装置を備えていることから、排ガス規制の強化に対応させることができる。

### 【図面の簡単な説明】

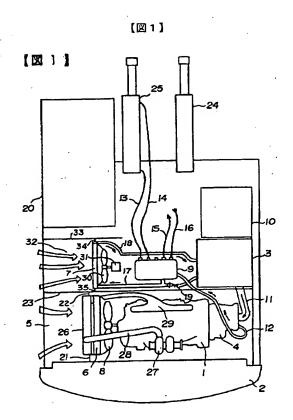
【図1】本発明の建設機械の冷却装置の第1の実施例を 示す平面図である。

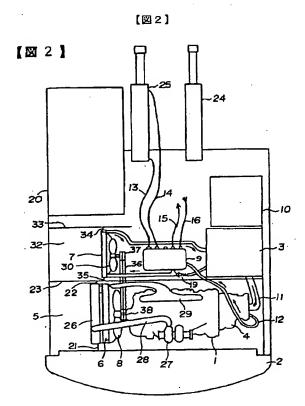
- 【図2】本発明の第2の実施例を示す平面図である。
- 【図3】本発明の第3の実施例を示す平面図である。
- 【図4】従来の建設機械の冷却装置を示す平面図であ

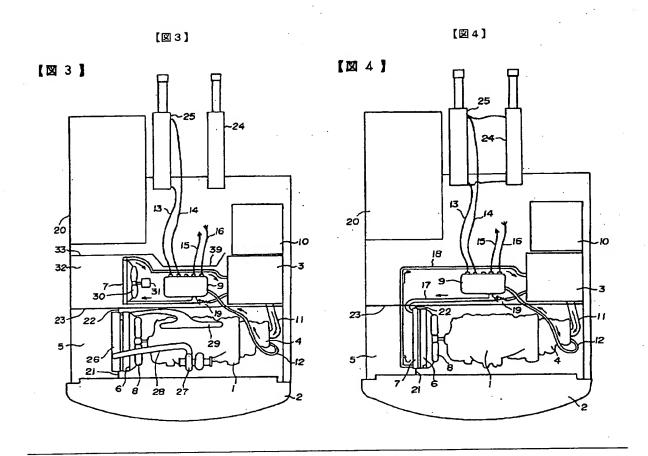
る。

## 【符号の説明】

- 1 エンジン
- 3 作動油タンク
- 4 油圧ポンプ
- 5 空冷用吸気ダクト
- 6 ラジエータ
- 7 オイルクーラ
- 8 空冷用ファン
- 9 方向切換弁
- 20 運転席
- 21 仕切板
- 22 仕切板
- 23 仕切板
- 26 空冷式インタクーラ
- 30 オイルクーラ冷却用ファン
- 31 電動モータ (駆動手段)
- 32 オイルクーラ吸気ダクト
- 33 仕切板
- 3.4 仕切板
- 35 仕切板
- 36 ベルト
- 37 第2のブーリ
- 38 第1のブーリ
- 39 仕切板







ブロントペー	ジの続き	•						
(51) Int. Cl. <sup>6</sup>		識別記号	<b>庁内整理番号</b>	FI		技術表示箇所		
F01P	7/04			F01P	7/04	Q		
						В		
	7/08				7/08	Z ·		
	11/08				11/08	, в		
	,	•	•			E		
•	11/10				11/10	K		
F02B	29/04		•	F02B	29/04	K		
F02D	29/04			F02D	29/04	, F		